PAT-NO:

JP02001310624A

DOCUMENT-IDENTIFIER:

JP 2001310624 A

TITLE:

COMPRESSOR CONTROL DEVICE FOR AIR

CONDITIONER FOR

VEHICLE

PUBN-DATE:

November 6, 2001

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

NEGISHI, YASUTAKA

N/A

IRIE, KAZUHIRO

N/A

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

ZEXEL VALEO CLIMATE CONTROL CORP

N/A

APPL-NO:

JP2000126881

APPL-DATE:

April 27, 2000

INT-CL (IPC): B60H001/32, B60H001/22

ABSTRACT:

PROBLEM TO BE SOLVED: To limit the maximum capacity of a hybrid compressor having two driving sources in order not to impose unnecessary load on a motor serving as one driving source.

SOLUTION: In the case where it is judged that the compressor is driven by the motor, the maximum discharge capacity of the compressor is made a first limiting value (e.g. 40% of the maximum discharge capacity) for the purpose of setting the upper limit of the discharge capacity of the compressor, which is determined by the required heat load on a vehicle. In the case where the above

required heat load is judged light in addition to the judgment about the initial stage of the activation of the motor, the maximum discharge capacity of the compressor is made a second limiting value (e.g. 20% of the maximum discharge capacity), which is smaller than the first limiting one.

COPYRIGHT: (C) 2001, JPO

C/4 C/2002 ---- -- -- -- -- -- -- -- -- ---

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開番号 特開2001—310624 (P2001—310624A)

(43)公開日 平成13年11月6日(2001.11.6)

(51) Int.CL'

識別記号

ΡI

テーマコート*(参考)

B60H 1/32

624

B60H 1/32

624Z

1/22

1/22

審査請求 未請求 請求項の数2 OL (全 7 頁)

(21)出願番号

(22)出顧日

特別2000-126881(P2000-126881)

J-120001)

平成12年4月27日(2000.4.27)

(71)出顧人 500309126

株式会社ゼクセルヴァレオクライメートコ

ントロール

埼玉県大里郡江南町大字千代字東原39番地

(72)発明者 根岸 康隆

埼玉県大里郡江南町大字千代字東原39番地

株式会社ゼクセル空調内

(72)発明者 入江 一博

埼玉県大里郡江南町大字千代字東原39番地

株式会社ゼクセル空調内

(74)代理人 100069073

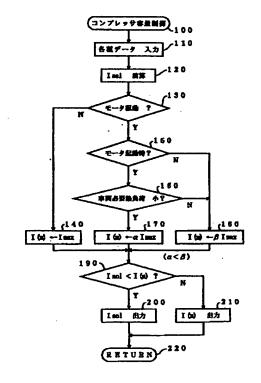
弁理士 大貫 和保

(54) 【発明の名称】 車両用空調装置のコンプレッサ制御装置

(57)【要約】

【課題】 2つの駆動源を有するハイブリッドコンプレッサにおいて、一方の駆動源としてのモータに不必要な負荷をかけないようにコンプレッサの最大容量を制限する。

【解決手段】 コンプレッサがモータ駆動であると判定された場合には、コンプレッサの最大吐出容量を第1の制限値(例えば、最大吐出容量の40%)とすることによって、車両の必要熱負荷によって決定されるコンプレッサの吐出容量の上限を設定する。また、モータの起動初期が判定され、さらに車両の必要熱負荷が小さいことが判定された場合には、コンプレッサの最大吐出容量を前記第1の制限値よりも小さい第2の制限値(例えば、最大吐出容量の20%)とする。



20

【特許請求の範囲】

【請求項1】 空調ダクト内に、少なくとも冷凍サイクルの一部を構成するエバボレータと加熱手段としてのヒータコアと、該ヒータコアを通過する空気量を調節する温調手段とを有し、前記冷凍サイクルが、電磁クラッチを介して走行用エンジンと連結されて駆動されると共に、バッテリーを電源とするモータによっても駆動可能なコンプレッサを有し、さらに該コンプレッサが該コンプレッサの吐出容量を調節する容量可変機構を有する車両用空調装置において、

車両の熱負荷環境から、コンプレッサの吐出容量を演算 する吐出容量演算手段と、

前記コンプレッサの駆動状況を判定するコンプレッサ駆動状況判定手段と、

前記コンプレッサ駆動状況判定手段によって、前記コンプレッサがモータで駆動されていると判定された場合に、前記コンプレッサの吐出容量の最大値を第1の制限値とし、該第1の制限値以上の領域においては前記吐出容量演算手段によって演算されたコンプレッサ吐出容量を前記第1の制限値の固定する第1のコンプレッサ制御手段とを具備することを特徴とする車両用空調装置のコンプレッサ御装置。

【請求項2】 前記コンプレッサ駆動状況判定手段によって、前記コンプレッサが前記モータで駆動され且つ前記モータの起動初期時であることが判定された場合、前記車両の熱負荷環境に基づいて演算された車両の必要熱負荷が小さいか否かを判定する車両熱負荷判定手段と、前記コンプレッサ駆動状況判定手段によって前記モータによる駆動が起動初期時であると判定され且つ前記車両熱負荷判定手段によって車両の必要熱負荷が小さいと判30定された場合には、コンプレッサの最大吐出容量を前記第1の制限値よりも小さい第2の制限値とし、該第2の制限値以上の領域においては前記吐出容量演算手段によって演算されたコンプレッサ吐出容量を前記第2の制限値の固定する第2のコンプレッサ側手段とを具備することを特徴とする請求項1記載の車両用空調装置のコンプレッサ御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明が属する技術分野】この発明は、ハイブリッド車 40 若しくはアイドルストップ車の車両用空調装置に搭載される走行用エンジン及びモータの2つの動力源で駆動可能なコンプレッサの制御装置であって、コンプレッサの駆動源によってコンプレッサの吐出容量を変化させるようにしたものに関する。

[0002]

【従来の技術】現在において、ハイブリッド車、アイドルストップ車が登場し、ハイブリッド車においては、走行用エンジンで走行する場合とモータで走行する場合があり、またアイドルストップ車では車両の停車中はエン 50

ジンが停止する場合があるために、コンプレッサを走行 用エンジンだけでなく他の駆動源、特にバッテリーを電 源とするモータによって駆動する必要が生じる。

【0003】以上のような2つの駆動源を有する圧縮機の駆動制御として、特開平4-126628号公報に開示される車両冷房装置用圧縮機の駆動方法は、走行用エンジンを動力源とするベルト駆動と、車両搭載バッテリーを動力源とする電気モータ駆動の複数の駆動源とをによって駆動される圧縮機を、冷房能力が必要冷房能力より大きいときはベルト駆動とし、冷房能力が必要冷房能力より小さいときは電気モータ駆動とするものである。【0004】

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、ハイブリッド車やアイドルストップ車においては、車両の必要熱負荷が大きい場合、コンプレッサを最大容量で駆動する必要が生じ、その時にエンジンが停止すると、モータには非常な負荷がかかり、大きなトルクが必要となることから大電流が流れ、バッテリーが消耗するという不具合が生じる。また、大トルクを得る必要があることから、モータを大型にする必要があった。

【0005】さらに、上記引例においては、エンジンの 回転数が所定値以下で冷房能力が必要冷房能力より小さ い時に電気モータを使用するようにしているので、上記 ハイブリッド車やアイドルストップ車に搭載した場合に は、同様の不具合が生じる。

【0006】このため、この発明は、コンプレッサの一方の駆動源としてのモータに不必要な負荷をかけないようにコンプレッサの最大容量を制限するようにした車両用空調装置のコンプレッサ制御装置を提供することにある。

[0007]

【課題を解決するための手段】よって、この発明は、空 調ダクト内に、少なくとも冷凍サイクルの一部を構成す るエバポレータと加熱手段としてのヒータコアと、該ヒ ータコアを通過する空気量を調節する温調手段とを有 し、前記冷凍サイクルが、電磁クラッチを介して走行用 エンジンと連結されて駆動されると共に、バッテリーを 電源とするモータによっても駆動可能なコンプレッサを 有し、さらに該コンプレッサが該コンプレッサの吐出容 量を調節する容量可変機構を有する車両用空調装置にお いて、車両の熱負荷環境から、コンプレッサの吐出容量 を演算する吐出容量演算手段と、前記コンプレッサの駆 動状況を判定するコンプレッサ駆動状況判定手段と、前 記コンプレッサ駆動状況判定手段によって、前記コンプ レッサがモータで駆動されていると判定された場合に、 前記コンプレッサの吐出容量の最大値を第1の制限値と し、該第1の制限値以上の領域においては前記吐出容量 演算手段によって演算されたコンプレッサ吐出容量を前 記第1の制限値の固定する第1のコンプレッサ制御手段 とを具備することにある。

【0008】したがって、この発明によれば、コンプレッサがモータ駆動であると判定された場合には、コンプレッサの最大吐出容量を第1の制限値(例えば、最大吐出容量の40%)とすることによって、車両の必要熱負荷によって決定されるコンプレッサの吐出容量の上限を設定することができるので、モータの負荷を所定以上に増加させることを抑制できるものである。

【0009】また、前記発明は、さらに、前記コンプレッサ駆動状況判定手段によって、前記コンプレッサが前記モータで駆動され且つ前記モータの起動初期時である 10 ことが判定された場合、前記車両の熱負荷環境に基づいて演算された車両の必要熱負荷が小さいか否かを判定する車両熱負荷判定手段と、前記コンプレッサ駆動状況判定手段によって前記モータによる駆動が起動初期時であると判定され且つ前記車両熱負荷判定手段によって車両の必要熱負荷が小さいと判定された場合には、コンプレッサの最大吐出容量を前記第1の制限値よりも小さい第2の制限値とし、該第2の制限値以上の領域においては前記吐出容量演算手段によって演算されたコンプレッサ吐出容量を前記第2の制限値の固定する第2のコンプレッサ明半段とを具備することにある。

【0010】したがって、モータの起動初期が判定され、さらに車両の必要熱負荷が小さいことが判定された場合には、コンプレッサの最大吐出容量を前記第1の制限値よりも小さい第2の制限値(例えば、最大吐出容量の20%)としたことによって、さらにモータの起動時にかかる負荷を低減することができるものである。

[0011]

【発明の実施の形態】以下、この発明の実施の形態について図面により説明する。

【0012】図1は、ガソリンエンジン、ディーゼルエンジン等の内燃機関(以下、エンジン)1と、図示しないバッテリによって駆動される走行用モータ2の少なくとも2つの駆動源を有するハイブリッド車に搭載される空調装置3の機略を示したものである。

【0013】この空調装置3は、空調ダクト4の上流順に開口する内気導入口5及び外気導入口6とを有し、さらにこれら内気導入口5及び外気導入口6を選択的に開閉するインテークドア7を有する。また、内気導入口5及び外気導入口6の下流側には、送風用モータ8によっ40て駆動されるファン9が設けられ、前記インテークドア7によって選択された内気導入口5又は外気導入口6から内気又は外気を吸引して前記空調ダクト4の下流側に送風するものである。

【0014】また、前記ファン9の下流側には、冷却用 熱交換器としてのエバボレータ10が配され、このエバ ボレータ10の下流側には加熱用熱交換器としてのヒー タコア11が設けられる。さらに、前記ヒータコア11 の上流側近傍には、前記エバボレータ10を通過した空 気を、前記ヒータコア11を通過する空気と迂回する空 50 気に分流するミックスドア12が設けられる。また、前記空調ダクト4の最下流倒には吹出口13,14,15が形成され、モードドア16によって選択的に開閉される。これによって、前記ミックスドア12で分流された加熱された空気と冷却されたままの空気は、前記ヒータコア11の下流側空間で混合されて所望の温度の空気と

なり、モードドア16によって選択的に開放された吹出

口13,14,15から吹き出されるものである。 【0015】また、前記空調装置3は、前記エバボレータ10を含む冷凍サイクル17を有する。この冷凍サイクル17は、冷媒を圧縮するコンプレッサ18、圧縮された冷媒を冷却するコンデンサ(若しくは放熱器)19、冷却された冷媒を断熱膨張させる膨張弁20、断熱膨張した冷媒を蒸発させる前記エバボレータ10、冷媒の気液分離及び冷媒量の調節を行うアキュムレータ21とによって少なくとも構成されるものである。尚、19は、冷媒としてフロン等を使用する場合にはコンデンサとなり、冷媒として二酸化炭素等の超臨界冷媒を用いる

0 【0016】さらに、前記空調装置3の冷凍サイクル17において使用されるコンプレッサ18は、走行用エンジン1及びモータ70の2つの駆動源を有するハイブリッドコンプレッサである。したがって、このコンプレッサ18は、前記エンジン1との連結をオンオフする電磁クラッチ30と、圧縮作業を行う圧縮部50と、図示しないバッテリによって駆動されるモータ部70とによって構成されるもので、例えば図2に示されるものである。

場合には放熱器となる。

【0017】前記圧縮部50は、前記電磁クラッチ30 が装着されるフロントヘッド52と、このフロントヘッド52内に画成された高圧空間53内に配され、圧縮空間54の軸方向の一方を閉塞するフロントサイドブロック55と、前記圧縮空間54を画成するシリンダブロック56と、前記圧縮空間54内に配され、この圧縮空間54の容積を変化させるロータ57と、前記圧縮空間54の軸方向の他方を閉塞するリアヘッド58A,58Bとによって構成される。

【0018】また、リアヘッド58A,58B内に画成された吸入空間61には、容量可変機構60が設けられる。この容量可変機構60は、前記圧縮空間54と前記吸入空間61とを連通する図示しない吸入口の位置を、前記圧縮空間54に対して変位させる回転プレート62と、この回転プレート62を所定範囲にわたって回動させるロッド63と、外部からの入力信号、例えば図示しない電磁コイルに吸引力を発生させる電流 I sol によって前記ロッド63を変位させる変位機構64とによって構成される。これによって、吐出容量を小さくしたいときには、圧縮空間54の吸入工程における吸入空間61との連通開始時期を遅くし、吐出容量を大きくしたいときには、連通開始時期を遅くし、吐出容量を大きくしたいときには、連通開始時期を早めるものである。

【0019】尚、本実施の形態ではロータリ型コンプレ ッサを用いたが、回転斜板式コンプレッサを用いてもよ い。この場合の容量可変機構は、回転斜板の角度を調節 することによって吐出容量を制御するものである。

【0020】以上の構成の空調装置3を制御するため に、コントロールユニット (C/U) 22が設けられ る。このコントロールユニット22は、少なくとも中央 演算処理装置(CPU)、読出専用メモリ(ROM)、 ランダムアクセスメモリ (RAM)、入出力ポート (I /O) 等から構成されるそこ自体公知のもので、図示し ない操作パネルからの各種設定、特に設定温度Td、マ ルチプレクサ (MPX) 23及びアナログーデジタル変 換器(A/D)24を介して入力される検出信号、例え ば外気温度検出センサ26からの外気温度Ta、内気温 度検出センサ27からの車室内温度Tr、エバボレータ 温度検出センサ28からのエバポレータ温度Te、及び 日射センサ29からの日射量Tsが入力され、さらに、 走行用エンジン1の稼動信号、走行用モータ2の稼動信 号、及びコンプレッサの回転数信号等が少なくとも入力 される.

【0021】これらの入力信号は前記コントロールユニ ット22内において実行されるプログラムにしたがって 処理され、所定の制御信号として出力され、インテーク*

Isol = $K1 \cdot F (Te - Te') + K2 \cdot \cdot \cdot \cdot (1)$

【0026】尚、この数式 (1) において、Teはエバ ボレータ温度検出センサ28によって検出されたエバボ レータ温度 (実際の冷却度) であり、Te' は設定温度 Tdと車室内温度Trとの温度差ΔTから演算された目 **標エバボレータ温度 (目標冷却度) であり、K 1は演算** 定数であり、K2は補正項である。

【0027】そして、ステップ130において、現在、 コンプレッサ18がモータ駆動であるか否かの判定が行 われ、モータ駆動でないと判定された場合には、ステッ プ140に進んで、最大容量制限値 I (m) として最大 容量時電流 I max が設定される。

【0028】また、ステップ130の判定において、前 記コンプレッサ18がモータ駆動であることが判定され た場合には、ステップ150においてモータ70が起動 初期であるか否かが判定される。このステップ150に おいて、コンプレッサ18が起動初期であると判定され 40 た場合には、ステップ160に進んで、東面の必要熱負 荷が小さいか否かの判定が行われる。車両の必要熱負荷 が小さい場合、例えば冷房負荷が小さく吐出容量を大き くする必要がない場合には、ステップ170に進んで最 大容量制限値 I (m)として前記最大容量時電流 I max $O\alpha$ (0< α <1) 倍の値を設定するものである。尚、 この値αとしては、20%が望ましい。

【0029】また、前記ステップ150の判定において モータ起動時でないと判定された場合、又は前記ステッ プ160の判定において車両必要熱負荷が大きい場合 ※50

*ドア7を駆動するアクチュエータ25a、前記送風用モ ータ8、ミックスドア12を駆動するアクチュエータ2 56、モードドア16を駆動するアクチュエータ25 c、さらに電磁クラッチ30、モータ部70、及び容量 可変機構60が制御されるものである。

【0022】通常、空調装置3は、図示しない操作パネ ルからの手動による設定信号、若しくは、車両の熱負荷 環境を示す信号、車室内温度Tr、外気温度Ta及び日 射量信号Tsと、温度設定信号Tdとから演算された総 10 合信号Tや目標吹出温度Xmによって自動制御されるも のである。

【0023】図3に示すフローチャートは、本願発明の 係るコンプレッサの容量制御を示したものである。以 下、このフローチャートにしたがって説明する。

【0024】ステップ100から始まるコンプレッサの 容量制御は、空調制御の根幹を成すメイン制御ルーチン から定期的に開始され、ステップ110で容量制御に必 要な各種データが読み込まれる。そして、これらのデー タからステップ120において、コンプレッサの吐出容 20 量を決定するために容量可変機構60の図示しない電磁 コイルに供給される電流量 I sol が、例えば下記する数 式(1)によって演算される。

[0025]

※ (例えば、起動初期時に冷房能力を必要とする場合) に は、ステップ180に進んで最大容量制限値 I (m) と して前記最大容量時電流Imaxの β (α < β <1) 倍の値 を設定するものである。尚、この値βとしては、40% が望ましい。

【0030】そして、前記ステップ140、前記ステッ 30 プ170又は前記ステップ180において最大容量制限 値I(m)が設定された後、ステップ190に進んで、 前記演算された電流値 I sol と前記最大容量制限値 I (m)が比較され、電流値 I sol が最大容量制限値 I (m)よりも小さい場合には、ステップ200に進んで 演算された電流値 I sol が容量制御信号として出力さ れ、この電流値 I sol による容量制御が実行されるもの である。また、前記ステップ190の判定において電流 値 I sol が前記最大容量制限値 I (m) より大きいと判 定された場合には、ステップ210に進んで、容量制御 信号として I (m) が出力され、容量制御信号の最大値 が制限されるものである。そして、ステップ220から メイン制御ルーチンに回帰するものである。

【0031】以上のことから、コンプレッサ18がモー 夕部70によって駆動される場合には、コンプレッサ1 8の吐出容量を最大容量の40%に抑え、モータ部70 に係る負荷を軽減できるものである。 また、モータ部7 0が起動初期である場合において、車両の必要熱負荷が 小さい場合には、さらにコンプレッサの吐出容量を最大 容量の20%に抑えるようにしたので、余分な起動トル

クを抑えることができるので、モータによる円滑な起動 が実現できるものである。また、電磁クラッチ30が投 入され、走行用エンジン1によってコンプレッサ18が 駆動される場合には、通常の容量制御が実行できるもの である.

[0032]

【発明の効果】以上説明したように、この発明によれ ば、モータ駆動時にコンプレッサの吐出容量を最大吐出 容量より所定の割合落とした値に設定したので、モータ にかかる負荷の上限が抑制されるために、コンプレッサ 10 11 ヒータコア を駆動するモータとして低トルクのモータを用いること ができるので、モータの小型化を達成できる。

【0033】また、モータ起動時において、車両の必要 熱負荷が小さい時には、さらに最大吐出容量を制限する ようにしたので、モータの円滑な駆動を得ることがで き、これによってコンプレッサの円滑な駆動を得ること ができるものである。

【図面の簡単な説明】

【図1】本願発明に係る車両用空調装置の一例として、 ハイブリッド車に搭載される空調装置の概略を示した概 20 50 圧縮部 略構成図である。

【図2】2つの駆動源及び容量可変機構を有するハイブ

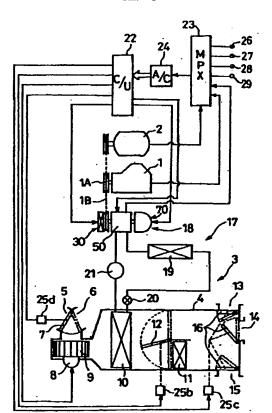
リッドコンプレッサの一例を示した概略断面図である。 【図3】本願発明に係るコンプレッサ容量制御を示した フローチャート図である。

【符号の説明】

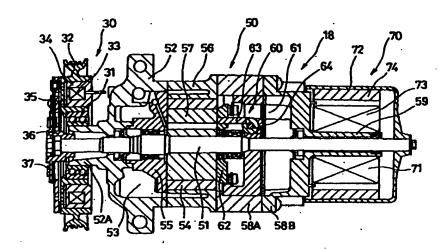
- 1 走行用エンジン
- 2 走行用モータ
- 3 空調装置
- 4 空調ダクト
- 10 エバポレータ
- - 12 ミックスドア
 - 13, 14, 15 吹出口
 - 16 モードドア
 - 18 コンプレッサ
 - 19 コンデンサ (放熱器)
 - 20 膨張弁
 - 21 アキュムレータ
 - 22 コントロールユニット
 - 30 電磁クラッチ

 - 60 容量可変機構
 - 70 モータ部

【図1】



【図2】



【図3】

